⑩日本国特許庁(JP)

# 四公開特許公報(A)

filnt Cl. <sup>1</sup> F 16 H

識別記号

庁内整理番号

7331-3 J 8814-3 J

平成2年(1990)2月27日 **@公開** 

審査請求 未請求 請求項の数

❷発明の名称

自動変速機用二分割式回転ドラムの結合構造

Z

頤 昭63-203583 创特

昭63(1988) 8月16日 @出

の発

静岡県富士市今泉字鴨田770番地の1 日本自動変速機株

昇

喜

神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地

式会社内

明 の発

日産自動車株式会社

**伊**雅 明 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産自動車株式会社

ジャトコ株式会社 る出

日産自動車株式会社

静岡県富士市今泉字鴨田700番地の1 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地

弁理士 平田 義則 **20代 理 人** 

.外1名

1. 発明の名称

胟

る出

自動変速御用二分割式回転ドラムの結合構造 2.特許請求の範囲

1) 自動変速機の変速機構に用いられる二分割式 回転ドラムのアウタドラムとインナドラムとの結 合構造であって、

前記二分割式回転ドラムに隣接して設けられる ワンウェイクラッチのアウタレースに、前記アウ タドラムの蟷板部の蟾面及び僻面の2面に当接す る段形状の第1溶接部と、前記インナドラムの端 板部の韓面及び側面の2面に当接する段形状の第 2 溶接部とを形成し、

前記第1溶接部及び第2溶接部を溶接すること で、アウタドラム及びインナドラムをアウタレー スを介して結合させたことを特徴とする自動変速 健用二分割式回転ドラムの結合構造。

3. 発明の詳細な説明

(産業上の利用分野)

本発明は、自動変速機の変速機構に用いられ アウタドラムとインナドラムとを結合し れる二分割式回転ドラムの結合構造に関する。 (従来の技術)

従来、自動変速機用二分割式回転ドラムの結合 構造として、例えば、特開昭62-288753 号に記載されているものが知られている。

この従来装置の二分割式回転ドラムは、第2図 に示すように、ワンウエイクラッチインナレース 01の外周に設けられていて、アウタドラム02 とインナドラム03とに分割されていて、アウタ ドラム02の増板部における境面028及び側面 0.2 bを、インナドラム 0.3 の端板部に形成され た段形状の溶接部03gに溶接し、アウタドラム 02とインナドラム03とが直接結合されてい t.

(発明が解決しようとする課題)

しかしながら、上述のような従来構造にあって

は、アウタドラム 0 2 とインナドラム 0 3 とが直接結合されている為に、アウタドラム 0 2 の板厚、 t , がインナドラム 0 3 や隣投して設けられるワンウェイクラッチ 0 4 の軸長寸法に影響を及ぼすようになっていて、加工上の都合等でアウタドラム 0 2 の板厚 t , を変更する場合に、相手部品であるインナドラム 0 3 や隣股部品のワンウェイクラッチ 0 4 の寸法も変更する必要があり設計自由度が低い。

さらに、アウタドラム・インナ 0 2 . 0 3 の結合は、アウタドラム・インナ 0 2 . 0 3 の結でアウタドラム 0 2 の側面 0 2 bに当接でで、この寸法で、を所定以上必要とするもので、この寸法で、を確保するためには、インナドラム 0 3 のでは、そのでは、ないでは、ないでは、はないでは、はないでは、はないでは、はないでは、はないでは、はないでは、ないのものでは、この無駄な部分 0 a を切削をすかれている。

### (作用)

本発明の自動変速機用二分割式回転ドラムの結合構造では、アウタドラムとインナドラムとを開設して設けられるアウタレースを介して結合にはたため、アウタドラムの板厚を変更する場合には、アウタレースに形成する面の寸法を変更する必要はない。同様に、インナドラムの軸長寸法を変更する必要はない。

また、結合強度の確保のためには、アウタレースの両溶接部におけるアウタドラム及びインナドラムの側面との当接面積を所定量確保すればよく、この結合強度の確保のためにアウタドラムもしくはインナドラムの板厚を増加させる必要はない。 従って、増加させた板厚のうちの不要部分を切削することもなくなる。

#### (実施例)

以下、本発明実施例を図面に基づき説明する。

という問題もあった。

本発明は、上述の問題に着目して成され、設計自由度が高く、また、無駄な材料や手間を要することなく容易に必要結合強度を得ることができる自動変速処用二分割式回転ドラムの結合構造を提供することを目的としている。

#### (課題を解決するための手段)

尚、この実施例を述べるにあたって、FR車用の自動変速機を例にとる。

まず、構成を説明する。

第1図は、本発明一実施例の自動変速機用二分割式回転ドラムの結合構造が適用された自動変速機の要部を示す断面図であって、図中1は自動変速機を収納するトランスミッションケースを示している。

そして、このトランスミッションケース1内には 変速機構2が設けられでいる。

変速機構は図示しない遊鼠歯車組を有すされ、ことの遊園歯車のリングギヤには入力が供給されれらいオンキャリアのクラッチハブ7とサンが、固定はスカッチランスミッションケース1にが配置するとの間にワンウェイクラッチラは潤滑の一部である。ワンウェイクラッチラは潤滑の一部であるアウタレース5cとの間にスプラグ5を存むている。また、ドラム4はブレーキ10で静

止可能とされ、ピニオンキャリアは出力輸8に連 結されている。

3.

。前記支持軸であるワンウエイクラッチインナレース3の外周には、二分割式回転ドラム(以後ドラムという)4が設けられている。このドラム4は、アウタドラム41とインナドラム42とを結合して二重の筒状に形成されていて、アウタドラム41とインナドラム42間に多板厚度クラッチ等が収納されている。

また、前記ドラム4に隣接してワンウェイクラッチ5が設けられていて、このワンウェイクラッチ5のアウタレース5 aのドラム朝端部にはないで、第1溶接部5 2 が形成されている。即ち、前記アウタレース5 a は、ワンウスの外周に配置されたで、カラッチインナレース3の外周に配置されたの円のあいまする段形状の第1 なのとりをはいる。一方、このドラム4 側面 5 1 が形成されている。一方、このドラム4 側 第5 1 が形成されている。一方、このドラム4 側 第

2端面当接部528と第2側面当接部52bとが 直交する段形状の第2当接部52が形成されてい

そして、前記アウタドラム41の蟾板部の蟾面 41aを第1溶接部51の第1蟾面当接部51a に当接させると共に、蟾板部の側面41bを第1 側面当接部51bに当接させた状態で、アウタド ラム41の蟾板部が第1溶接部51に溶接されている

また、インナドラム42の蟾板部の蟾面42aを第2溶接部52の第1蟾面当接部52aに当接させると共に、蟾板部の側面42bを第2側面当接部52bに当接させた状態で、インナドラム42の蟾板部が第2溶接部52に溶接されている。

つまり、前記アウタドラム41とインナドラム42とは、アウタレース5aを介して間接的に結合されている。

尚、前記ワンウェイクラッチ5において、5b はクラッチ機構であり、5cはブレーキ機構を示 している。

次に、実施例の作用を説明する。

実施例の自動変速機用二分割式回転ドラムの結合構造では、アウタドラム41とインナドラム42とをドラム4に隣接して投けられているアウタレース5 a を介して間接的に結合した構造としたため、例えば、アウタレース5 a の第1溶接部51の第1項面当接部51a の寸法を変更するだけでよく、インナドラム42の軸長寸法を変更する必要はない。

このように、アウタドラム41とインナドラム 42のうちの一方の寸法を変更する際に、他方まで寸法変更する必要がないため、設計自由度があいという効果が得られる。また、このようにアウタドラム41とインナドラム42とを間接的に接合するのに際し、両者41、42間に介在させるのは多がではなく、隣接して設けられるアウタレース58を利用しているので、部品点数の増加がないという効果も得られる。

さらに、結合強度を確保するためには、アウタ

レース5 a の両溶接部5 1. 5 2 における両側面 当接部5 1 b. 5 2 b の面積を所定量確保するこ とで、アウタドラム4 1 及びインナドラム4 2 の 側面4 1 b. 4 2 b との溶接面積を所定量確保す るようにすればよく、この結合強度の確保のため にアウタドラム4 1 もしくはインナドラム4 2 の 板厚を増加させる必要はない。

従って、溶接強度を確保するのが容易であり、 かつ、この溶接強度確保のために無駄な材料を要 することもない。

加えて、結合強度確保のために板厚を増加させることがないから、その板厚のうちの不要部分を 切削することもなくなり、無駄な加工の手間が省ける。

即ち、本発明実施例の自動変速機用二分割式回転ドラムの結合構造にあっては、新な部材を追加することなく、

- ① 設計自由度の向上
- ② 結合強度確保の容易性
- ② 無駄な材料の削減

④、無駄な加工手間の削減 .

が同時に達成できるという効果が得られる。

, 以上、実施例を図面に基づいて説明してきたが、具体的な構成はこの実施例に限られるものではなく、本発明の要旨を逸脱しない範囲における 設計変更等があっても本発明に含まれる。

. 例えば、実施例では、FR車に適用した例を示したが、エンジン構置きのFF車や4WD車等の他のタイプの車両の自動変速機にも勿論適用できる。

#### (発明の効果)

以上説明してきたように、本発明の自動変速機用ニ分割式回転ドラムの結合構造では、アウタドラムとインナドラムとを直接結合させずに、隣接されるアウタレースを介して間接的に結合させる手段とした為、アウタドラムもしくはインナドラムの一方返厚等を変更する際に、アウタレースに形成する両溶接部のうちの一方の付法を変更する必要がなく、このため、新な部材を追

加することなく設計自由度が向上するという効果が得られる。

また、結合強度を確保する際には、アウタドラムもしくはインナドラムの板厚を増加させる必要がなく、両溶接部におけるアウタドラム及びインナドラムの側面との当接面積を所定量確保すればよい為、溶接強度の確保が容易であるという効果が得られる。

さらに、上記効果と同時に、材料の無駄がない という効果が得られ、その上、必要以上に厚く設 定した板厚のうちの不要な部分を後で切削するこ ともなくなるから、その切削の手間を省くことが できるという効果が得られる。

#### 4. 図面の簡単な説明

・ 第1回は本発明一実施例の自動変速機用二分割 式回転ドラムの結合構造を示す縦断面図、第2図 は従来例を示す断面図である。

2…蛮速機構

4…二分割式回転ドラム

41…アウタドラム

42…インナドラム

418…第1端面

416…第1側面

4 2 a … 第 2 端面

426…第2個面 .

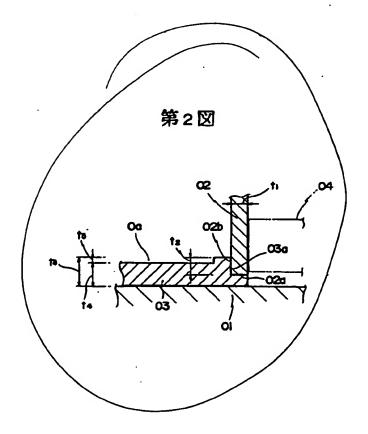
5…ワンウェイクラッチ

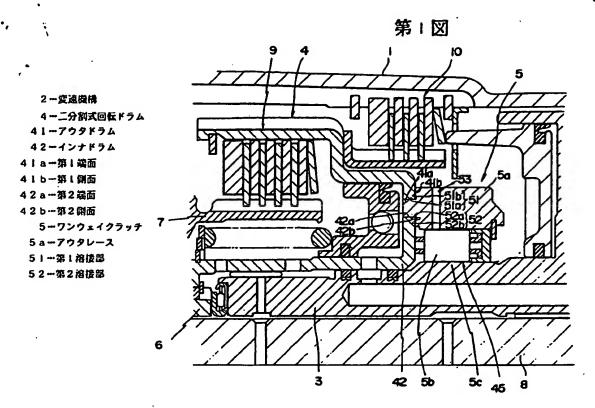
5 a … アウタレース

51…第1溶接郎

5 2 … 第 2 溶接部

特 許 出 屬 人 日本自動変速機株式会社 日産自動車株式会社





PAT-NO:

JP402057749A

**DOCUMENT-IDENTIFIER: JP. 02057749 A** 

TITLE:

**COUPLING STRUCTURE OF TWO-DIVIDED** 

**ROTARY DRUM FOR** 

**AUTOMATIC TRANSMISSION** 

**PUBN-DATE:** 

February 27, 1990

**INVENTOR-INFORMATION:** 

NAME HASHIMOTO, MASAYUKI IWANAGA, KAZUYOSHI HATTORI, NOBORU

**ASSIGNEE-INFORMATION:** 

NAME

COUNTRY

**JATCO CORP** 

N/A

**NISSAN MOTOR CO LTD** 

N/A

APPL-NO:

JP63203583

APPL-DATE:

August 16, 1988

INT-CL (IPC): F16H003/44, F16H063/30

**US-CL-CURRENT: 228/182** 

## **ABSTRACT:**

PURPOSE: To increase the degree of freedom in design by welding No.1 welding part and No.2 welding part, and thereby coupling an outer drum and an inner drum through an outer race.

CONSTITUTION: A two-divided rotary drum 4 is made in double cylindrical form

by coupling an outer drum 41 with an inner drum 42, and a one-way clutch 5 is

furnished adjoining to the drum 4, and No.1 welding part 51 and No.2 welding

part 52 are formed at the drum side-end of an outer race 5a. That is, the

outer drum 41 is coupled with the inner drum 42 indirectly through the outer

race 5a. In case the plate thickness of the outer drum is changed, it is only

required to redimension No.1 end-face contacting part 51a of No.1 welding part

51 of the outer race 5a, and it is no need to change the axial length of the

inner drum 42. This increase the degree of freedom in design because

redimensioning of the other party is not required when the dimension of either

of the outer drum 41 and inner drum 42 is to be altered.

COPYRIGHT: (C)1990,JPO&Japio